# PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number:

2002-136031

(43)Date of publication of application: 10.05.2002

(51)Int.Cl.

H02K H<sub>02</sub>K HO2K H02K 15/14 H02K 21/14 H02K 29/00

(21)Application number: 2000-322308

(71)Applicant:

MATSUSHITA ELECTRIC IND CO LTD

(22)Date of filing:

**FUKUTANI SHUJI** 

23.10.2000

(72)Inventor:

**IKENO HIROSHI** 

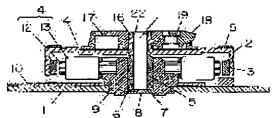
TAKADA NORIMASA

# (54) BRUSHLESS MOTOR AND MANUFACTURING METHOD FOR THE MOTOR

### (57)Abstract:

PROBLEM TO BE SOLVED: To provide a motor with enhanced accuracy in deflection and excellent productivity by downsizing and slimming the motor, in a brushless motor that drives a disc for the storage and playback of sound, image and the like, or in a brushless motor that mounts and rotatively drives a load such as a rotating multifaceted mirror and the like.

SOLUTION: A ring-shaped salient 16 is formed at the center of a rotor frame 2, and a reduced diameter section 20 and an expanded diameter section 21 are formed inside ring-shaped salient 16. The length L1 of the reduced diameter section 20 is set in-the range of D × 0.05≤L1≤D × 0.20 with respect to the diameter D of a shaft 1, and the length L2 in the direction of the axis of the ring-shaped salient 16 is set in the equation of L2≥L1 × 2.



### **LEGAL STATUS**

[Date of request for examination]

[Date of sending the examiner's decision of rejection]

[Kind of final disposal of application other than the examiner's decision of rejection or application converted registration]

[Date of final disposal for application]

[Patent number]

[Date of registration]

[Number of appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of requesting appeal against examiner's decision of

rejection]
[Date of extinction of right]

(19)日本国特許庁 (JP)

# (12) 公開特許公報(A)

(11)特許出顧公開番号 特開2002-136031 (P2002-136031A)

(43)公開日 平成14年5月10日(2002.5.10)

(51) Int.Cl.'		識別記号		FΙ		•	Ī	-7]-ド(参考)
H02K	5/04			H02	K 5/04			5 H O O 2
	1/27	502			1/27		502L	5H019
	1/28				1/28		Α	5 H 6 O 5
	5/167				5/167		Α	5 H 6 1 5
	15/14				15/14		Α	5 H 6 2 1
			審査請求	未請求	請求項の数9	OL	(全 11 頁)	最終質に続く

発明者 福谷 秀志 大阪府門真市大字門真1006番地 松下電器 産業株式会社内

(72)発明者 池野 弘志

大阪府門真市大字門真1006番地 松下電器

産業株式会社内

(74)代理人 100097445

弁理士 岩橋 文雄 (外2名)

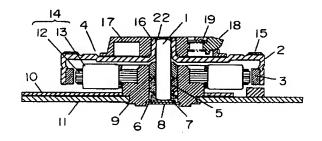
最終頁に続く

# (54) 【発明の名称】 プラシレスモータ及びその製造方法

# (57)【要約】

【課題】 音声、映像等の記録及び再生するディスク駆動するブラシレスモータ、もしくは回転多面鏡などの負荷を装着して回転駆動するブラシレスモータにおいて、小型薄型化を実現し、振れ精度が高く良好な生産性が可能なモータを提供することを目的とする。

【解決手段】 ロータフレーム 2 の中央部に突状の突状環状部 16 が構成され、さらに、突状環状部 16 の内径側に径小内径部 20 と径大内径部 21 とを構成している。そして、径小内径部 20 の長さ 11 はシャフト 10 直径 11 に形成されている。また、突状環状部 16 の軸方向長さ 12 は 12 と 11 と



### 【特許請求の範囲】

略円筒状のロータフレームと、前記ロー 【請求項1】 タフレームの内部に同心に配設され円筒状の空間を形成 するマグネットと、前記ロータフレームの回転中心に一 端を固定したシャフトからなるロータ組立体と、前記ロ ータ組立体を支承する軸受とを備え、前記ロータフレー ムは、中央部に突状の突状環状部を有し、さらに、前記 突状環状部は内径側に径小内径部と径大内径部をもち、 前記径小内径部の長さL1が前記シャフトの直径Dに対 して、D×0.05≦L1≦D×0.20の範囲からな 10 るブラシレスモータ。

1

【請求項2】 ロータフレームの径小内径部の長さ L 1 に対して、前記ロータフレームの中央部に構成された突 状の突状環状部の軸方向長さL2はL2≧L1×2とし た請求項1記載のブラシレスモータ。

【請求項3】 ロータ組立体はシャフトと、中央部に突 状の突状環状部を有するロータフレームを有し、前記ロ ータフレームの内部には同心に配設され円筒状の空間を 形成するマグネットを有し、前記突状環状部は内径側に 径小内径部と径大内径部をもち、前記径小内径部には前 20 レスモータの製造方法。 記シャフトの一端が圧入され、前記径大内径部と前記シ ャフトとの隙間には接着剤が充填されて、前記ロータフ レームと前記シャフトとを締結するブラシレスモータの 製造方法。

【請求項4】 シャフトと中央部に環状の穴を有するロ ータボスと、前記ロータボスに取り付けられたロータフ レームと、前記ロータフレームの内部に同心に配設され 円筒状の空間を形成するマグネットからなるロータ組立 体と、前記ロータ組立体を支承する軸受とを備え、前記 ロータボスは内径側に径小内径部と径大内径部をもち、 前記径小内径部の長さL1が前記シャフトの直径Dに対 して、D×0.05≦L1≦D×0.20の範囲からな るブラシレスモータ。

【請求項5】 ロータボスの径小内径部の長さし1に対 して、前記ロータボスの中央部に構成された環状の穴部 の軸方向長さL2はL2≥L1×2とした請求項4記載 のブラシレスモータ。

【請求項6】 ロータ組立体はシャフトと、中央部に環 状の穴を有するロータボスを有し、前記ロータボスに取 り付けられたロータフレームと、前記ロータフレームの 40 内部には同心に配設され円筒状の空間を形成するマグネ ットを有し、前記ロータボスの内径側に径小内径部と径 大内径部をもち、前記径小内径部には前記シャフトの一 端が圧入され、前記径大内径部と前記シャフトとの隙間 には接着剤が充填されて、前記ロータボスと前記シャフ トとを締結するブラシレスモータの製造方法。

【請求項7】 ロータ組立体はシャフトと、中央部に環 状の穴を有するロータボスを有し、前記ロータボスに取 り付けられたロータフレームと、前記ロータフレームの ットを備え、前記ロータボスの内径側に径小内径部と径 大内径部をもち、前記径小内径部の長さLlが前記シャ フトの直径Dに対して、 $D \times 0$ .  $0.5 \le L.1 \le D \times 0$ . 20の範囲にするとともに、前記径小内径部には前記シ ャフトの一端が圧入され、前記径小内径部と前記シャフ トとの締結境界部分、もしくは、前記径大内径部と前記 シャフトとの締結境界部分にレーザ光線の照射による溶 接固定をして、前記ロータボスと前記シャフトとを締結 するブラシレスモータ。

【請求項8】 ロータ組立体はシャフトと、中央部に環 状の穴を有するロータボスを有し、前記ロータボスに取 り付けられたロータフレームと、前記ロータフレームの 内部には同心に配設され円筒状の空間を形成するマグネ ットを有し、前記ロータボスの内径側に径小内径部と径 大内径部をもち、前記径小内径部には前記シャフトの一 端が圧入され、前記径小内径部と前記シャフトとの締結 境界部分、もしくは、前記径大内径部と前記シャフトと の締結境界部分にレーザ光線の照射による溶接固定をし て、前記ロータボスと前記シャフトとを締結するブラシ

【請求項9】 ロータボスの径小内径部及び径大内径部 とシャフトとの溶接固定の部位が、前記シャフトの全周 になされた請求項7及び8記載のブラシレスモータ。

# 【発明の詳細な説明】

# [0001]

【発明の属する技術分野】本発明は、主としてコンパク トディスクやビデオディスク、あるいは磁気ディスク等 の情報を記録及び再生可能なディスクを、モータのター ンテーブルあるいはハブ等に装着して回転駆動するブラ シレスモータ、もしくは、回転多面鏡などの負荷を装着 して回転駆動するブラシレスモータのロータフレーム、 ターンテーブル、ハブ及びロータボス等とシャフトとの 締結に関するものである。

## [0002]

30

【従来の技術】従来のブラシレスモータとして、例え ば、特開平8-289523号公報に開示されている。 図8にその構造を示す。図8は、従来の実施例における ブラシレスモータの断面図を示すものである。図8にお いて、71は回転伝達を行うシャフトである。72はロ ータフレームであり、円周方向に多極着磁されたリング 状のマグネット73が圧入、または、接着にて固定され ている。そして、ロータフレーム72の中央部には突状 環状部74が構成されシャフト71が直接圧入されてい てロータ組立体75が構成されている。76は鋼板のほ ぼ中央部にバーリング加工を施し、軸受用のハウジング 部を形成し、取り付けベースの機能を一体にしたプラケ ットである。そのブラケット76のバーリング部の内側 にはシャフト71を回転自在に支持する軸受77が圧入 固定され、その外側には鉄心に樹脂の絶縁体を介してス 内部には同心に配設され円筒状の空間を形成するマグネ 50 テータコイル78が巻層されたステータコア79が圧入

固定される。さらに、モータの駆動及び制御するための 回路の少なくとも一部を実装したプリント基板80をプラケット76の平面部に両面テープにて接着固定されて いて、ステータコイル78の巻端をプリント基板80の 上に配線しステータ組立を構成している。

【0003】81は回転体であるロータ組立体75のスラスト方向の抜けを防止する抜け止めであり、金属プレス加工によって形成されている。そしてシャフト71の他端に圧入されている。82はロータ組立体75のスラスト方向の荷重を支持する底板であり、耐摩耗性の樹脂 10からなるスラスト板83を介してブラケット76のバーリング入り口に圧入固定されている。

【0004】このように、ロータフレーム72の中央部に位置する突状環状部74には、シャフト71が直接圧入されている。このような構造にするとシャフトとフレームとの締結が簡単で且つ確実である。

【0005】しかし、コンパクトディスクやビデオディスクあるいは磁気ディスク等の情報記録及び再生機器のブラシレスモータや回転多面鏡などの負荷を装着して回転駆動する機器のブラシレスモータ等の小形化・薄形化 20の傾向の中で、シャフトと締結するロータフレームの突状環状部の長さや、ロータボスの長さが短くなると、締結部の強度を維持することが難しくなる問題点が生じてきた。

【0006】また、シャフトにロータフレームの突状環状部などを直接に圧入する工法は、ロータ組立体の精度はロータフレーム突状環状部の単品の精度に依存する。しかし、機器の高速化の中でコンパクトディスクやビデオディスクあるいは磁気ディスク等の情報を記録及び再生をする機器のブラシレスモータのターンテーブルやロ30ータフレームや、回転多面鏡などの取り付けに使われるブラシレスモータのロータボス等の回転体の面振れの精度は年々高い要求により精度が年々厳しくなり、従来のシャフトとロータフレーム、及び、シャフトとロータボスとの締結では高い振れ精度要求を満足することが困難であった。

【0007】さらに、コンパクトディスクやビデオディスクあるいは磁気ディスク等の情報を記録及び再生するためのディスクを自己クランプするクランプ機構や、ロータボスに装着する回転多面鏡などを精度良く取り付け 40るため、ロータフレームの突状環状部やロータボスの外径部の精度が重要になってきている。

【0008】しかし、シャフトを圧入することによってロータフレームの突状環状部やロータボスの外径部の塑性変形による外径の変動により、正確な位置決めの取り付けが問題であった。

【0009】上記従来例の他に、実開昭63-29369号公報に開示されたものがある。図9(a)、図9(b)、図9(c)、図9(d)にその構造を示す。

【0010】図9 (a)、図9 (b)、図9 (c)、図 50 あるいは磁気ディスク等の情報を記録及び再生するため

9(d)はその請求範囲によると、回転軸90に設けられ円周方向に形成された環状溝91と、環状溝91に隣接する回転体92の内径円筒面に形成された回転軸方向の溝93とを構成している。そして、環状溝91と回転軸方向の溝92との隙間に接着剤94を充填することにより硬化させている。そのようにして、回転軸90と回転体92とを締結して一体的に回転するようにした構成になっている。このような構成は公報によると、部品点数を増やすことなく、長期間に安定した品質を維持でき

て、組立が容易で振動の少ない回転体の実現が可能であ

【0011】さらに、他の例として特開平8-1922 85号公報に開示されたものがある。これはロータの挿通孔に回転軸を中間バメ、または隙間バメにて挿通し、ロータの挿通孔と回転軸との境界部分にレーザ光線を照射して境界部分を溶接して、ロータの挿通孔と回転軸とを境界部分にて一体化した構成になっている。このような構成は公報によると、回転軸の歪みの原因になる圧入作業をなくして、ロータの中心に正確に固定することが可能であると記載されている。

[0012]

ると記載されている。

【発明が解決しようとする課題】本発明は、ブラシレス モータのロータフレームとシャフトとの締結、及び、ロ ータボスとシャフトとの締結における上記の課題、すな わち、締結長さが短くなる中での高い締結強度の要求を 解決するものである。また、ブラシレスモータのロータ フレームとシャフトとの締結、及び、ロータボスとシャ フトとの締結における上記の課題、すなわち、機器の 速化の中での面振れ精度の要求を満足させるものであ 。さらに、圧入によって発生する突状環状部やロータ ボスの外径部の塑性変形による外径の変動を解決するも のである。また、外径の変動を解決することによって負 荷部材であるディスクや回転多面鏡を高い精度で回転さ せることができるモータを提供するものである。

【0013】一方、シャフトとロータフレームとを接着 削を使って締結する提案もある。この提案による構成は 回転軸90に設けられ円周方向に形成された環状溝91と、環状溝91に隣接する回転体92の内径円筒面に形成された回転軸方向の溝93とを構成して、環状溝91と回転軸方向の溝93との隙間に接着削94を充填して硬化せしめて回転軸90と回転体92とを締結して一体的に回転するような構成にしたものである。しかし、上述の構成は回転軸に環状溝の製作が必要となる。また、回転体の内径円筒面に形成された回転軸方向の溝の製作も必要になるため、それらの複雑な溝加工を必要とするなど経済的にすぐれていない課題を有している。

【0014】シャフトとロータフレームとの接着による 締結は、接着するための隙間によって、お互いの中心が ずれる。すると、コンパクトディスクやビデオディスク あるいは磁気ディスク等の情報を記録及び再生するため 10

20

30

5

のディスクを自己クランプするクランプ機構や、回転多面鏡等を装着するロータボス等の径方向の振れが発生する。そのため、負荷部材であるコンパクトディスクやビデオディスク、磁気ディスク、あるいは、回転多面鏡等が回転中心に対して芯ズレが発生して、高速回転時におけるロータ組立体が芯ズレによるアンバランスによって大きな振動を発生させる課題をもっていた。

【0015】また、ロータの挿通孔に回転軸を中間バメ、または隙間バメにて挿通し、ロータの挿通孔と回転軸との境界部分にレーザ光線を照射して境界部分を溶接固定する方法は、ロータの挿通孔と回転軸との締結が中間バメ、隙間バメによってなされているため、その隙間によって、お互いの中心がずれる。すると、コンパクトディスクやビデオディスクあるいは磁気ディスク等の情報を記録及び再生するためのディスクを自己クランプするクランプ機構や、回転多面鏡等を装着するロータボス等の径方向の振れが発生する課題をもっていた。ロータの挿通孔と回転軸とが中間バメ、隙間バメのはめあいのため、治具設備上で、ロータの挿通孔と回転軸とを挿通してレーザ溶接するため、挿通とレーザ装置の治具設備が複雑になる課題ももっている。

### [0016]

【課題を解決するための手段】上記目的を達成するために本発明は、ロータフレームの内部に同心に配設され円筒状の空間を形成するマグネットと、ロータフレームの回転中心に一端を固定したシャフトからなるロータ組立体と、その、ロータ組立体を支承する軸受とを備えて、ロータフレームは、中央部に突状の突状環状部を有し、さらに、突状環状部は内径側に径小内径部と径大内径部を構成して、径小内径部の長さL1がシャフトの直径Dに対して $D \times 0$ .  $0.5 \le L1 \le D \times 0$ . 20の範囲の関係による構成にしたものである。

【0017】また、ロータフレームの径小内径部の長さ L1に対して、ロータフレームの中央部に構成された突 状の突状環状部の軸方向長さL2をL1×2以上の範囲 としたものである。

### [0018]

【発明の実施の形態】本発明の請求項1に記載の発明は、略円筒状のロータフレームと、ロータフレームの内部に同心に配設され円筒状の空間を形成するマグネットと、ロータフレームの回転中心に一端を固定したシャフトからなるロータ組立体と、ロータ相立体を支承する軸受とを備え、ロータフレームは、中央部に突状の突状環状部を有し、さらに、突状環状部は内径側に径小内径部と径大内径部をもち、径小内径部の長さL1が前記シャフトの直径Dに対してD×0.05≦L1≦D×0.20の範囲にしたものである。このように、突状環状部の内径側に位置する径小内径部の長さをシャフト直径に対して適切な範囲で選定してシャフトを圧入締結することにしたので、圧入締結後に直ちに圧入強度を維持することにしたので、圧入締結後に直ちに圧入強度を維持することにして、

とができるため、圧入後すぐ次工程へのハンドリングを 可能にする。

【0019】さらに、径小内径部の長さに上限を設けているので圧入加重が過大になることがなくシンプルな器具にて圧入可能な工程を実現できる。

【0020】本発明の請求項2に記載の発明は、ロータフレームの径小内径部の長さL1に対して、前記ロータフレームの中央部に構成された突状の突状環状部の軸方向長さL2はL2≥L1×2の範囲としたものである。これは、結合部の強度と振れ精度の両立を維持するのに適した範囲を述べたものである。

【0021】限定範囲の下限値以上では、シャフトとロータフレームあるいはシャフトとロータボスとの締結強度を維持でき、軽圧入工程に向く。限定範囲の上限値以下では、シャフトとロータフレームあるいはシャフトとロータボスとの締結強度を比較的大きく設定でき、生産タクトの早い組立工程に向く。さらに、突状環状部の軸方向長さL2の長さを径小内径部の長さL1に対して十分に長く設定することによって、接着可能な部分の長さを十分に取れるため、接着強度が十分確保でき、締結部の最終強度を大きくすることが可能となる。

【0022】本発明の請求項3に記載の発明は、本発明をブラシレスモータの製造の組立手順で表現したものである。すなわち、ロータ組立体はシャフトと、中央部に突状の突状環状部をもつロータフレームを有し、ロータフレームの内部には同心に配設され円筒状の空間を形成するマグネットを有し、突状環状部は内径側に径小内径部と径大内径部をもち、径小内径部にはシャフトの一端を圧入され、径大内径部とシャフトとの隙間には接着剤が充填されて、ロータフレームと前記シャフトとを締結するブラシレスモータの製造方法によって、ブラシレスモータのロータ組立体を製造する。

【0023】本発明の請求項4に記載の発明は、シャフ トと中央部に環状の穴を有するロータボスと、ロータボ スに取り付けられたロータフレームと、ロータフレーム の内部に同心に配設され円筒状の空間を形成するマグネ ットからなるロータ組立体と、ロータ組立体を支承する 軸受とを備え、ロータボスは内径側に径小内径部と径大 内径部をもち、径小内径部の長さL1が前記シャフトの 直径Dに対して、D×0. 05≦L1≦D×0. 20か らなるブラシレスモータであり、本発明を構成上の特徴 により表現したものである。このように、ロータボスの 内径側に位置する径小内径部へシャフトを圧入締結する ことにしたので、圧入締結後に直ちに圧入強度を維持す ることができるため、圧入後すぐ次工程へのハンドリン グを可能にする。さらに、径小内径部の長さに上限を設 けているので圧入加重が過大になることがなくシンプル な器具にて圧入可能な工程を実現できる。

して適切な範囲で選定してシャフトを圧入締結すること 【0024】本発明の請求項5に記載の発明は、ロータにしたので、圧入締結後に直ちに圧入強度を維持するこ 50 ボスの径小内径部の長さL1に対して、前記ロータボス

の中央部に構成された環状の穴部の軸方向長さL2はL 2≧L1×2の範囲としたものである。これは、結合部 の強度と振れ精度の両立を維持するのに適した範囲を述 べたものである。限定範囲の下限値以上では、シャフト とロータフレームあるいはシャフトとロータボスとの締 結強度を維持でき、軽圧入工程に向く。限定範囲の上限 値以下では、シャフトとロータフレームあるいはシャフ トとロータボスとの締結強度を比較的に大きく設定で き、生産タクトの早い組立工程に向く。さらに、突状環 状部の軸方向長さ L 2 の長さを径小内径部の長さ L 1 に 10 対して十分に長く設定することによって、接着可能な部 分の長さを十分に取れるため、接着強度が十分確保で き、締結部の最終強度を大きくすることが可能となる。 【0025】本発明の請求項6に記載の発明は、本発明 をブラシレスモータの製造の組立手順で表現したもので ある。すなわち、ロータ組立体はシャフトと、中央部に 突状の突状環状部を有するロータボスを有し、ロータボ スに取り付けられたロータフレームと、ロータフレーム の内部には同心に配設され円筒状の空間を形成するマグ ネットを有し、ロータボスの内径側に径小内径部と径大 20 内径部をもち、径小内径部にはシャフトの一端を圧入さ れ、径大内径部とシャフトとの隙間には接着剤が充填さ れて、ロータボスと前記シャフトとを締結するプラシレ スモータの製造方法によって、ブラシレスモータのロー

【0026】本発明の請求項7に記載の発明は、ロータ 組立体はシャフトと、中央部に環状の穴を有するロータ ボスを有し、ロータボスに取り付けられたロータフレー ムと、ロータフレームの内部には同心に配設され円筒状 の空間を形成するマグネットとを備え、ロータボスの内 30 ロータフレーム2及びマグネット3から構成されてい 径側は径小内径部と径大内径部をもち、径小内径部の長 さL1はシャフトの直径Dに対して、D×0.05≦L 1≦D×0.20の範囲にするとともに、径小内径部に はシャフトの一端が圧入され、径小内径部とシャフトと の締結境界部分、もしくは、径大内径部とシャフトとの 締結境界部分にレーザ光線の照射による溶接固定を実施 して、ロータボスとシャフトとを締結したものである。 【0027】このように、環状の穴を有するロータボス の内径側に位置する径小内径部の長さをシャフト直径に 対して適切な範囲で選定してシャフトを圧入締結するこ とにしたので、圧入締結後に直ちに圧入強度を維持する ことができるため、圧入後すぐ次工程へのハンドリング を可能にする。

タ組立体を製造する。

【0028】さらに、径小内径部とシャフトとの締結境 界部分、もしくは、径大内径部とシャフトとの締結境界 部分にレーザ光線の照射による溶接固定を実施している ため精度を維持し、締結部の最終強度を大きくすること

【0029】本発明の請求項8に記載の発明は、本発明

ある。すなわち、ロータ組立体はシャフトと、中央部に 環状の穴を有するロータボスを有し、ロータボスに取り 付けられたロータフレームと、ロータフレームの内部に は同心に配設され円筒状の空間を形成するマグネットを 有し、ロータボスの内径側に径小内径部と径大内径部を もち、径小内径部にはシャフトの一端が圧入され、径小 内径部とシャフトとの締結境界部分、もしくは、径大内 径部とシャフトとの締結境界部分にレーザ光線の照射に よる溶接固定をして、ロータボスとシャフトとを締結す るブラシレスモータの製造方法によって、ブラシレスモ ータのロータ組立体を製造する。

【0030】本発明の請求項9に記載の発明は、径小内 径部とシャフトとの締結境界部分、もしくは、径大内径 部とシャフトとの締結境界部分との溶接部位が、シャフ トの全周になされるようにしたものである。このよう に、スポット的で部分的な溶接でなく、シャフトの径に 沿って全周に溶接されているため十分な溶接強度を確保 でき、締結部の最終強度を大きくすることが可能とな る。

# [0031]

【実施例】以下本発明の実施例について、図1から図7 を参照して説明する。

【0032】図1は本発明の実施例におけるブラシレス モータ(以後はモータと省略する)の構造断面図であ る。

【0033】シャフト1は円筒状のロータフレーム2の 回転中心に固定され、ロータフレーム2の内部には同心 に配設され円筒状の空間を形成するマグネット3が取り 付けられる。このようにロータ組立体4はシャフト1、 る。その後、ロータ組立体4は軸受5の中に挿入され、 ロータ組立体4の軸方向の抜けを防止するため抜け止め 6がシャフト1の一端側に圧入される。7はロータ組立 体4のスラスト方向の荷重を支持するスラスト板であ り、耐摩耗性の樹脂からなっている。さらに、スラスト 板7の下方には金属板からなるスラストカバー8が設置 され、スラストカバー8はメタルハウジング9に固定さ れる。このようにして、ロータ組立体4は軸受5とスラ スト板7によって、径方向及び軸方向に支持され回転可 能となる。

【0034】メタルハウジング9には軸方向に少なくと も1個以上の軸受5が軸方向に離れて固定されている。 そして、メタルハウジング9の一端には、モータの駆動 及び制御するための回路の少なくとも一部を実装したプ リント基板10が貼り付けられたプラケット11が取り 付けられる。さらに、メタルハウジング9のもう一方の 一端には、マグネット3と磁路を構成する磁性体を積層 したステータコア12が固定される。ステータコア12 にはマグネット3と対向して電磁トルクを発生するステ をブラシレスモータの製造の組立手順で表現したもので 50 ータコイル 1 3 が予め巻装されている。このようにして

ステータ巻線14はステータコイル13とステータコア 12とから構成されている。

【0035】円筒状のロータフレーム2は鉄鋼板材のプ レス成形で製作されている。ロータフレーム2の平坦な 面上には、記録と再生が可能なディスク(図示せず)を 受け止めるTTクッション15が張り付けられるととも に、ロータフレーム2の中央部に突状の突状環状部16 を構成している。ディスク保持リング17はディスク (図示せず) を径方向に位置決めする機能をもってい る。そして、回転したディスク(図示せず)をTTクッ 10 ション15に押し当てたまま回転させるため、ディスク 保持リング17には、その内部に爪18を収容する穴部 を有している。そして、爪バネ19によって爪18がデ ィスク(図示せず)を径方向及び軸方向に押し付けてい

【0036】以上のように構成されたコンパクトディス クやビデオディスク等の情報記録及び再生機器のモータ について、その回転動作を説明する。

【0037】まず、ステータコイル13に電流が供給さ れるとマグネット3との間で電磁力を発生し、軸受5に 20 するための図である。 より軸支されているシャフト1を中心にロータ組立体4 が回転し、ロータ組立体4に固定されているディスク保 持リング17、爪18及び爪バネ19によってクランプ されたディスク(図示せず)が回転し情報の書き込みや 読み込みなどの機能を果たす。

【0038】図2は本発明における実施例のモータ部分 詳細図であり、本発明の主要部であるロータ組立体4の シャフト1とロータフレーム2との締結部の構成を説明 するための図である。

【0039】図2においてロータフレーム2の中央部に 30 突状の突状環状部16が構成され、さらに、突状環状部 16の内径側に径小内径部20と径大内径部21とを構 成している。そして、径小内径部20の長さL1はシャ フト1の直径Dに対してD×0.05 $\leq$ L1 $\leq$ D×0. 20の範囲に形成されている。また、突状環状部16の 軸方向長さし2はL2≧L1×2となっている。

【0040】そして、シャフト1はロータフレーム2の 突状環状部16の内径側に位置する径小内径部20に圧 入されている。また、シャフト1を径小内径部20に圧 入する前には径大内径部21に熱硬化性及び嫌気性から 40 されている。 なる接着剤22aが予め塗布されている。

【0041】図3は、本発明における別の実施例のモー タ構造断面図である。

【0042】図3において、1はシャフトで回転多面鏡 30とマグネット3とロータフレーム2とが固定される ロータボス31が、圧入と接着併用の方法で固定され口 ータ組立体32を構成している。回転多面鏡駆動装置の 取付部を有するブラケット33は熱伝導率の良いアルミ 基板であり、マグネット3と磁路を構成する磁性体を積 **層したステータコア34に、マグネット3と対向して電 50 20の範囲に形成されている。また、ロータボス31の** 

磁トルクを発生するステータコイル35を施したステー タ巻線36と、回転多面鏡駆動装置を動作させる駆動 I C (図示せず) が実装されステータ組立を構成してい る。

【0043】軸受37の内径にはヘリングボーン溝が形 成され、流体軸受を構成し、シャフト1を回転可能に支 承している。このとき軸受37はブラケット33に直接 にかしめられている。

【0044】以上のように構成された回転多面鏡駆動装 置について、その動作を説明する。

【0045】まず、ステータコイル35に電流が供給さ れるとマグネット3との間で電磁力を発生し、軸受37 により軸支されているシャフト 1を中心にロータ組立体 32が回転し、ロータ組立体32に固定されている回転 多面鏡30により照射されたレーザの偏光走査を行う。 【0046】図4、図5、図6及び図7は、本発明にお ける別の実施例のモータ部分詳細図であり、本発明にお ける別の実施例の主要部であるロータ組立体32のロー タボス31とシャフト1との締結されている構成を説明

【0047】図4においてロータボス31は真鍮やアル ミ材等の切削性の良好な金属材から切削によって製造さ れている。そして、ロータボス31は中央部に設けられ た環状の穴を有している。そして、マグネット(図示せ ず)を収納するロータフレーム(図示せず)が固定され ている。ロータボス31は中央部に設けられた環状の穴 にはロータボス31の上方に位置する部分に、径小内径 部20とロータボス31の下方に位置する部分に径大内 径部21とが構成されている。

【0048】そして、径小内径部20の長さ11はシャ フト1の直径Dに対してD×0.05≦L1≦D×0. 20の範囲に形成されている。

【0049】また、ロータボス31の軸方向長さL2は 径小内径部20の長さL1に対してL2≧L1×2の関 係になっている。

【0050】そして、シャフト1はロータボス31の径 小内径部20に圧入されて一体となる。また、シャフト 1を径小内径部20に圧入する前には予め、径大内径部 21に熱硬化性及び嫌気性からなる接着剤22aが塗布

【0051】図5においてロータボス31は中央部に設 けられた環状の穴を有している。そして、マグネット (図示せず) を収納するロータフレーム (図示せず) が 固定されている。ロータボス31は中央部に設けられた 環状の穴にはロータボス31の下方に位置する部分に径 小内径部20とロータボス31の上方に位置する部分に 径大内径部21とが構成されている。

【0052】そして、径小内径部20の長さL1はシャ フト1の直径Dに対してD×0.05 $\le$ L1 $\le$ D×0.

軸方向長さし2は径小内径部20の長さし1に対してし 2≥L1×2の関係になっている。

【0053】そして、シャフト1はロータボス31の径 小内径部20に圧入されて一体となる。また、シャフト 1を径小内径部20に圧入する前には予め、径大内径部 21に熱硬化性及び嫌気性からなる接着剤22aが塗布 されている。

【0054】上述のように、シャフト1をロータフレー ム2及びロータボス31の径小内径部20へ軽圧入にす ることにより、シャフト1をロータフレーム2及びロー 10 タボス31との間には、ただちに圧入強度が発生する。 よって、圧入した後に次工程へ直ちに送ることが可能に なり生産工程の生産性が向上する。しかも、最終強度は シャフト1と径大内径部21との間に発生する接着強度 によって増加し必要強度が維持できるため、製品完成後 の強度も保証できる。

【0055】また、圧入により、シャフトとロータボ ス、シャフトとロータフレームの隙間をなくすことによ って径方向の振れを改善することが可能になる。それに よって、高速回転におけるコンパクトディスクやビデオ ディスク、あるいは、回転多面鏡のような負荷部材のア ンバランス振動を抑制することが可能となる。

【0056】加えて、大きな締結強度を維持しつつ高い 生産性への要求についても対応可能となる。

【0057】図6においてロータボス31はステンレス などの金属材から切削によって製造されている。そし て、ロータボス31は中央部に設けられた環状の穴を有 している。そして、マグネット(図示せず)を収納する ロータフレーム(図示せず)が固定されている。ロータ ボス31は中央部に設けられた環状の穴にはロータボス 30 31の上方に位置する部分に径小内径部20とロータボ ス31の下方に位置する部分に径大内径部21とが構成 されている。

【0058】そして、径小内径部20の長さL1はシャ フト1の直径Dに対して $D \times 0$ .  $0.5 \le L.1 \le D \times 0$ . 20の範囲に形成されている。

【0059】また、ロータボス31の軸方向長さL2は 径小内径部20の長さL1に対してL2≧L1×2の関 係になっている。

【0060】そして、シャフト1はロータボス31の径 40 小内径部20に圧入されて一体となる。また、径小内径 部20とシャフト1との締結境界部分にレーザ光線を照 射して溶接固定を実施して溶接固定部46を構成して、 ロータボス31とシャフト1とが一体となっている。

【0061】図7においてロータボス31はステンレス などの金属材から切削によって製造されている。そし て、ロータボス31は中央部に設けられた環状の穴を有 している。そして、マグネット(図示せず)を収納する ロータフレーム(図示せず)が固定されている。ロータ ボス31は中央部に設けられた環状の穴にはロータボス 50 な圧力で圧入することであり、シャフト1をロータフレ

31の下方に位置する部分に径小内径部20とロータボ ス31の上方に位置する部分に径大内径部21とが構成

【0062】そして、径小内径部20の長さL1はシャ フト1の直径Dに対してD×0.05≦L1≦D×0. 20の範囲に形成されている。

【0063】また、ロータボス31の軸方向長さL2は 径小内径部20の長さL1に対してL2≥L1×2の関 係になっている。そして、シャフト1はロータボス31 の径小内径部20に圧入されて一体となる。また、径大 内径部21とシャフト1との締結境界部分にレーザ光線 を照射して溶接固定を実施して溶接固定部46を構成し て、ロータボス31とシャフト1とが一体となってい

【0064】図6、図7において径小内径部20とシャ フト1との締結境界部分、もしくは、径大内径部とシャ フトとの締結境界部分との溶接部位が、シャフトの全周 になされるようにしたものである。このように、スポッ ト的で部分的な溶接でなく、シャフトの径に沿って全周 に溶接されているため十分な溶接強度を確保でき、締結 部の最終強度を大きくすることが可能となる。

【0065】なおかつ、径小内径部20とシャフト1と が軽圧入されているため、圧入した後にただちに圧入強 度が発生する。よって、治具にてロータボス31とシャ フト1を規制することなく溶接が可能となり、精度を維 持するための位置規制治具が不要となる。

【0066】上述のように、シャフト1をロータボス3 1の径小内径部20へ軽圧入にすることにより、シャフ ト1とロータボス31との間には、ただちに圧入強度が 発生する。よって、圧入した後に次工程へ直ちに送るこ とが可能になり生産工程の生産性が向上する。しかも、 最終強度はシャフト1と径大内径部21もしくは径小内 径部20との間の境界部分にレーザ光線を照射による溶 接固定にて強度が増して必要強度が維持できるため、製 品完成後の強度も保証できる。

【0067】また、圧入により、シャフトとロータボ ス、シャフトとロータフレームの隙間をなくすことによ って径方向の振れを改善することが可能になる。それに よって、髙速回転におけるコンパクトディスクやビデオ ディスク、あるいは、回転多面鏡のような負荷部材のア ンバランス振動を抑制することが可能となる。

【0068】加えて、大きな締結強度を維持しつつ高い 生産性への要求についても対応可能となる。

【0069】そして、それによって、小形・薄形で締結 強度の維持と高精度を両立し、優れたブラシレスモータ を提供し機器の小形化要望に応えるモータを提供するこ とを目的とする。

【0070】軽圧入とは、シャフト1をロータフレーム 2及びロータボス31の径小内径部20へ比較的に小さ

ーム2及びロータボス31へ圧入してもロータフレーム 2の径小内径部20の外周部もしくはロータボス31の 外周部の変化がほとんど生じない程度の圧力での圧入を 指している。

【0071】なおかつ、L1が直径Dの0.05から 0. 2の短い範囲に設定されているため、ロータフレー ムやロータボスの内径部にある穴に対してロータフレー ムやロータボス自体に面振れがあっても、圧入治具の設 定調整によって矯正しながら圧入ができる。故に、ロー タフレームやロータボス自身の面振れ精度が悪くても圧 10 入後の精度を確保することが可能である。

【0072】具体的には図2の例では軸の直径Dは2m mで、L1は0.3mmに設定されている。L1の0. 3 mmの設定はD×O. 15に相当する。また、突状環 状部全体の軸方向長さL2の2.9mmの設定はL1× 9. 7に相当する。そして、図2に示す軽圧入部のシメ シロ(半径方向長さ)は0.003mmから0.015 mmの範囲が適切である。また、圧入力が大きくなるが 最大0.025mmでも可能であり特に大きな問題はな

【0073】さらに、図4、図5、図6及び図7の例で は軸の直径Dは3mmで、L1は0. 45mmに設定さ れている。L1の0. 45mmの設定はD×0. 15に 相当する。また、突状環状部全体の軸方向長さ L 2 の 4 mmの設定はL1×8.9に相当する。そして、図4及 び図5に示す軽圧入部のシメシロ(半径方向長さ)は 0. 003mmから0. 015mmの範囲が適切であ る。また、圧入力が大きくなるが最大0.025mmで も可能であり特に大きな問題はない。

【0074】また、コンパクトディスクやビデオディス 30 クあるいは磁気ディスク等の情報記録及び再生機器の小 形化・薄形化の傾向の中で、モータのシャフト1と締結 するロータフレーム2の突状環状部16の長さL2及び ロータボス31の穴の長さし2が短くなっても、締結部 の強度を維持することが可能である。

【0075】さらに、図2に示すように、径大内径部2 1に塗布された余分な接着剤22aが径大内径部21の 上部にたまるため接着面積の増加に伴う接着強度のアッ プが可能な構成となる。

【0076】特に、圧入される突状環状部16の径小内 40 径部20の長さL1はL2に対してL2≧L1×2の長 さに設定されている。そのため、径小内径部20の長さ L1は突状環状部16の軸方向長さL2に対して十分に 短く設定されているため、圧入力が小さいため簡単な設 備かつ、短時間な作業工程となる。また、本実施の形態 では接着剤22aを特に限定するものでなく、例えば、 紫外線硬化型接着剤であっても効果は同じである。

## [0077]

【発明の効果】以上の記載から明らかなように本発明に よれば、本発明のブラシレスモータでは機器の小形化・ 50 31 ロータボス

薄形化の傾向の中で、シャフトと締結するロータフレー ムの突状環状部の長さが短くても締結部の強度を維持す ることが可能になり機器及びブラシレスモータの小形化 が可能となる。

14

【0078】また、径小内径部を適切に設定することに より、シャフトとロータフレーム及びロータボスとの圧 入を軽圧入にすることにより、ロータフレームの突状環 状部やロータボスの外径部の変形をおさえることが可能 なためラジアル及びアキシャルともに高い振れ精度を有 するブラシレスモータを提供できる。

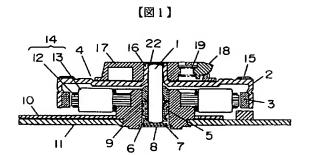
### 【図面の簡単な説明】

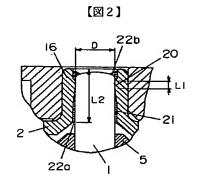
- 【図1】本発明における実施例のモータ構造断面図
- 【図2】本発明における実施例のモータ部分詳細図
- 【図3】本発明における別の実施例のモータ構造断面図
- 【図4】本発明における別の実施例のモータ部分詳細図
- 【図5】本発明における別の実施例のモータ部分詳細図
- 【図6】本発明における別の実施例のモータ部分詳細図
- 【図7】本発明における別の実施例のモータ部分詳細図
- 【図8】従来のブラシレスモータの構造断面図
- 【図9】(a)従来の別のブラシレスモータの構造断面 20
  - (b) 従来の別のブラシレスモータの部分詳細図
  - (c) 従来の別のブラシレスモータの部分詳細図
  - (d) 従来の別のブラシレスモータの部分詳細図(図9
  - (c))のX-X構造断面図

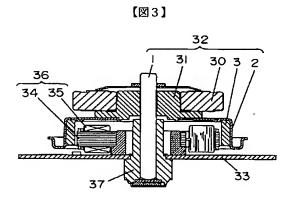
## 【符号の説明】

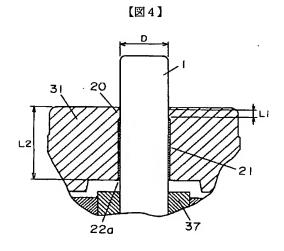
- シャフト 1
- ロータフレーム 2
- マグネット 3
- 4、32 ロータ組立体
- 5、37 軸受
- 抜け止め 6
- 7 スラスト板
- スラストカバー 8
- 9 メタルハウジング
- 10 プリント基板
- 11、33 ブラケット
- 12、34 ステータコア
- 13、35 ステータコイル
- 14、36 ステータ巻線
- 15 TTクッション
- 16 突状環状部
- 17 ディスク保持リング
- 18 M
- 19 爪バネ
- 20 径小内径部
- 21 径大内径部
- 22a、22b 接着剤
- 30 回転多面鏡

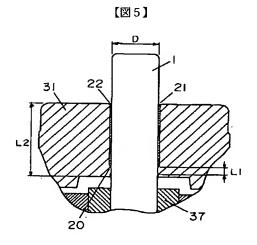
# 46 溶接固定部

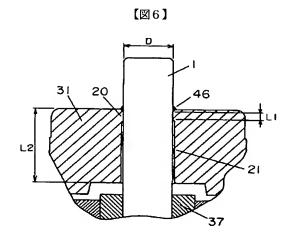


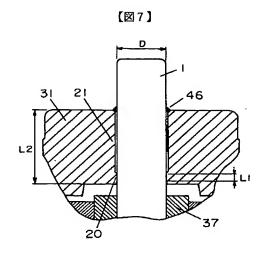


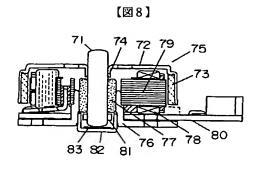




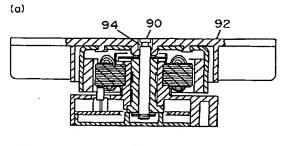


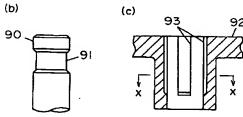


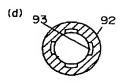




【図9】







フロントページの続き

(51) Int.Cl. 7 H O 2 K 21/14 29/00

識別記号

F I H O 2 K 21/14 29/00 テーマコード(参考) 5 H 6 2 2 Z (72)発明者 高田 則正

大阪府門真市大字門真1006番地 松下電器 産業株式会社内 F ターム(参考) 5H002 AA08 AB07 AB08 AC04 AC06 AE08

5H019 AA06 CC04 EE14 FF03

5H6O5 BBO5 BB14 BB19 CCO2 CCO3

CCO5 DDO3 DDO9 EA07 EB03

EB06 EB36 EB38 CG03 GC21

5H615 AA01 BB01 BB14 BB17 PP02

PP24 SS03 SS04 SS08 SS16

SS18 SS19 SS55 TT05

5H621 BB07 GA01 HH03 JK08 JK15

JK17 JK19

5H622 CA05 CA10 CB05 PP05 PP19